

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開發号

特開平9-32870

(43)公開日 平成9年(1997)2月4日

(51) Int.CL*		織別紀号	庁内整理番号	ΡI				技術表示會所
F16D	55/22			F16D	55/22	•	В	
	65/02				65/02		A ·	•

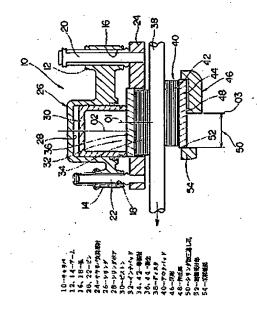
審査請求 京請求 請求項の数2 OL (全 5 四)

(21)出顯番号	特顯平7-186858	(71)出廢人	000003207				
(22)出願日	平成7年(1995)7月24日	(72) 発明者	愛知県豊田市トヨタ町1各地				
		(12)26332	愛知県豊田市トヨタ町 1 番地 トヨタ自動 享味式会社内				
		(74)代理人	· · · · · · · · · · · · · · · · · · ·				
	·						

(54) 【発明の名称】 ディスクブレーキ装置

(57)【要約】

【目的】 フローティング型キャリバを有するディスクプレーキ装置のアウタバッドの偏摩託を低減する。 【構成】 インナバッド32とアウタバッド40とによりディスク38を挟持・押圧し、制動を行うディスクブレーキ装置において、シリンダ26と一体的に形成された爪部(押圧部付)46に設けられた押圧部48により、前記アウタバッド40の中心部のみを押圧する。



【特許請求の範囲】

【請求項】】シリンダと一体的に形成された押圧部材に よりディスク側に押圧されるアウタバッドと、前記シリ ンダ内を褶動するピストンにより前記アウタバッドと対 向する側かちディスク側に押圧されるインナパッドと、 を備え、前起アウタバッドとインナバッドとによりディ スクを挟持・押圧するフローティング型キャリバを有す るディスクブレーキ装置において、

前記アウタバッドをディスク側に押圧する前記押圧部材 が、該アウタバッドの中心部のみを押圧する押圧部を備 10 えたことを特徴とするディスクブレーキ装置。

【詰求項2】請求項1において、前記押圧部材を、前記 シリンダのボア中心に対して、ディスク回転方向に変位 させて配置し、且つ、該押圧部材の、前記シリンダのボ ア中心に対向する位置に、該シリンダのボアを加工する ための貧運孔を形成すると共に、前記アウタバッドの中 心部付近に対応する位置に前記押圧部を形成したことを 特徴とするディスクブレーキ装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の居する技術分野】本発明は、プローティング型 ギャリバを有するディスクブレーキ装置に関する。 [0002]

【従来の技術】従来、ディスクブレーキでは、車両の前 **造走行に相当するディスクの前進回転方向の回転を減速** させるとき、シリンダと一体的に形成された押圧部材に よりディスク側に押圧されるアウタバッドと、酸アウタ バッドと対向する側からディスク側に押圧されるインナ パッドとを備え、前記シリンダ内を摺動するピストンの 押圧力によりインナバッドとアウタバッドの2つのバッ ド(摩擦要素)をディスクの両面に摩擦係合させるよう にして、該2つのパッドでディスクを挽待・押圧するフ ローティング型キャリバを有するものが知られている。 このとき、摩擦要素の1端部での摩託が他總部における よりも大きくなる摩擦要素の摩耗差を低く抑えることが 必要とされる。例えば、特開昭58-106232号公 報には、フローティングキャリバにおいて、ピストンの 中心とアウタバッドの中心を偏心させて、パッドの偏摩 耗を低減させるようにしたディスクブレーキ装置が関示 されている。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、前記符 闘昭58-106232号公銀のようにアウタバッドの 中心をピストンの中心から偏心させても、制動に伴いキ ャリバに回転モーメントが生じた場合には、ディスクが キャリパを抜けて行く側である、前記回転モーメントの 中心から遠い、押圧部のトレーリング側がパッドを強く 押圧するため、アウタバッドに偏摩託が発生するという 閉鎖がある。

【①①①4】本発明は、前記従来の問題を解決するべく 50 る。

なされたもので、アウタバッドの偏摩託を低減すること のできるディスクブレーキ装置を提供することを目的と

[0005]

【課題を解決するための手段】本発明は、シリンダと一 体的に形成された押圧部村によりディスク側に押圧され るアウタバッドと、前記シリンダ内を摺動するピストン によりディスク側に押圧されるインナバッドと、を値 え、前記アウタバッドとインナバッドとによりディスク を独持・押圧するフローティング型キャリバを有するデ ィスクブレーキ装置において、前記アウタパッドをディ スク側に押圧する前記押圧部材が、該アウタバッドの中 心部のみを押圧する押圧部を備えたことにより、前記目 的を達成したものである。

【0006】即ち、本発明によれば、前記アウタバッド をディスク側に押圧する押圧部材の押圧部が、該アウタ パッドの中心部のみを挿圧するようにして、アウタバッ ドの一端に大きな力が加わるのを防止するようにしたた め、アウタバッドの偏摩託を抑制することができる。

[0007] 20

【発明の実施の形態】好ましい実施の形態は、前記押圧 部材を、前記シリンダのボア中心に対して、ディスク回 転方向に変位させて配置し、且つ、該押圧部材の、前記 シリンダのボア中心に対向する位置に、該シリンダのボ アを加工するための貫通孔を形成すると共に、前記アウ タバッドの中心部付近に対応する位置に前記押圧部を形 成するようにすることである。

【0008】これにより、インナバッドとアウタバッド のオフセット量を大きくし、又、該押圧部材の、前記シ リンダのボア中心に対向する位置に、該シリンダのボア を加工するための貫通孔を形成することによりシリンダ のボアの加工を容易にすると共に、該押圧部材の、前記 アウタバッドの中心部付近に対応する位置に設けられた 押圧部で、アウタバッドの中心を押圧することができる ためアウタバッドに偏摩託が発生するのを効果的に抑制 することができるようになる。

【0009】以下図面を参照して、本発明のより具体的 な実施の形態の例を詳細に説明する。

【()()1()】図1は、本発明の第1実施形態に係わるデ ィスクブレーキ装置の概略を示す断面図である。

【0011】図1において、本実施形態のキャリバ10 は、フローティングキャリバであり、そのアーム12、 14に形成された円筒状の孔16、18に嵌装されたビ ン20、22によりキャリバ支持部村24上に摺動自在 に装架されている。

【0012】キャリバ10は、シリンダ26を有し、該 シリンダ26は、その中に円筒状にくり貢き加工された シリンダボア28を有している。このシリンダボア28 内に円筒状のピストン3()が指動自在に嵌装されてい

【0013】ディスク38を挟んでインナパッド32及びアウタパッド40が設けられている。ディスク38は 直両が前進走行する場合図中矢印で示した方向に回転する。従って、便宜上各パッド32、40についてディスク38がキャリパ10に入って行く側である図の右側をリーディング側 ディスク38がキャリパ10から抜けて行く側である図の左側をトレーリング側ということにする。

【0014】インナバッド32は摩擦针34及び裏金36からなり、その中心01をピストン30の中心02よ 10りリーディング側にオフセットされて配置されている。 又、ディスク38を挟んで、インナバッド32と反対側に、摩擦材42及び裏金44からなるアウタバッド40がインナバッド32の中心01より更にリーディング側にオフセットされて配置されている。 又、ディスク38を挟んでシリンダ26と一体化された。キャリバ10の爪部46(押圧部材に相当)の押圧部48が、アウタバッド40の中心(中心部)03を押圧するように設けられている。

【0015】本実施形態のシリンダ26はフィストタイ 20 ある。 フであり、爪部46のシリンダボア28と対向する部分 には、シリンダ26にシリンダボア28を加工するため 第1月 に必要なシリンダ加工逃し孔50が設けられている。 セット

【0016】又、52はアウタバッド40のトレーリング側端部の制動受け部で、54は爪部端部である。この部分の拡大図を図2に示す。図から明らかなように、制動受け部52の断面は、アウタバッド40の中心03から副動受け部52までの距離Rを半径とする円の一部となるような形状とされている。

【0017】以下、本第1実施形態の作用を設明する。 【0018】副勤が必要なとき、シリンダボア28に制動油が送り込まれ、ピストン30はディスク38に近付く方向に動き、インナバッド32をディスク38の図の下側に押圧する。このとき、その反力によりシリンダ26はピストン30が動く方向とは反対の方向に摺動する。これによって、シリンダ26と一体となっている爪部46の押圧部48がアウタバッド40をディスク38の図の上側に押圧する。このようにインナバッド32とアウタバッド40がディスク38を両側から挟み、摩擦係合することで副動力が発生し、ディスク38の回転が減速される。

【0019】このとき、アウタバッド40の制動力はシリンダ26を介して、ピン20で受けられるため、ピン孔16の周りのモーメントによって、従来、アウタバッド40のトレーリング側を押す力が強く働いて、アウタバッド40の偏摩耗が発生していた。

【0020】これに対し、本実施形態では、インナバッド32とアウタバッド40のオフセットを小さくするために、アウタバッド40をリーディング側にオフセットさせ、爪部46のシリンダ加工逃し孔50の端に押圧部 50

48を設け、この神圧部48をアウタバッド40の中心 (中心部)03に一致させるように設定している。 (0021)このようにして、神圧部48がアウタバッ ドの中心のみを押すようにしたので、シリンダ26のピン孔16周りのモーメントによる続じれ等の影響を受けることがなく。 優摩耗を防止できる。

【0022】又、アウタバッド40の制動受け部52が、キャリバ10の爪部端部54と面接触しないように、図2を用いて既に説明したように、その断面がアウタバッド40の中心03から制動受け部52までの距離Rを半径とする円の一部となるような形状としてあるため、爪部端部54との接触面を少なくすることができ、制助受け部52の影響をも受け難くすることができる。【0023】次に、本発明の第2実施形態について説明

【0024】図3は第2実総形態に係わるディスクブレーキ装置の鉄略を示す断面図である。

【① 0 2 5】図3の第2実施形態においては、図1の第 1実施形態と同様の部品には下2桁が同じ符号を付して 52

【0026】第2突施形態では、インナパッド132は 第1実施形態と同様リーディング側(図の音側)へオフ セットされているが、アウタパッド140は第1実施形 態と違い、トレーリング側(図の左側)にオフセットさ れている。又、このとき、アウタパッド140の中心が シリンダ126の中心から能れるオフセット登しば、よ り大きくなるが、爪部146の押圧部148がアウタパ ッド140の中心(中心部)03を押圧するようにして いる。

30 【0027】制動時、シリンダボア128に制動油が導入されると、ピストン130がインナバッド132を押圧する。この押圧力と同じ大きさで、反対向きの力Fがシリンダ126に勝く。又、シリンダ126と一体となった爪部146も力Fでアウタバッド140をディスク138に押し付ける。

【0028】このため、シリンダ126には、図において反時計廻りの方向のモーメントF×しが働く。

【0029】又、ディスク138と摩擦材142との間の摩擦係数をµとすると、アウタバッド140及び爪部146に摩擦力µFが働く。従って、図において孔116から爪部146までの距離を目とすると、シリンダ126には時計廻りのモーメントµF×Hが働く。

【0.030】よって、 $F \times L = \mu F \times H$ が成り立つよう に、即ち $L = \mu H$ となるようにオフセット置しを挟めれ ば、シリンダ1.26 に働くモーメントを打ち消すことが できる。

【0031】従って、シリンダ126のこじれ、ビストン130のこじれを防ぎ、アウタバッド140の偏摩経を防止することができる。

50 【0032】又、本実施形態によれば、シリンダ126

のこじれが抑制されるため、インナバッド132の偏墜 耗も抑制することができる。

【0033】とのように、第1、第2実施形態いずれに おいても、アウタバッド40、140の中心のみを押圧 することでキャリパ10、110に回転モーメントが生 むても、アウタバッド40、140に該回転モーメント が伝達されないため、アウタパッド40、140の偏摩 耗を低減することができる。

【0034】又、シリンダ26、126を一体形成した フィストタイプのキャリバ10、110において、爪部 19 26、126…シリンダ 46.146を変位させてシリンダ加工逃し孔50、1 50を形成することで、シリンダボア28、128の加 工の容易性を確保しつつ。同時にアウタバッド40、1 4.)の中心部の押圧を可能とすることができる。

[0035]

【発明の効果】以上説明したとおり、本発明によれば、 アウタバッドの中心のみを押圧することで、キャリバに 回転モーメントが生じてもアウタバッドに回転力が伝達 されないため、アウタバッドの偏摩託を低減することが できる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の第1実施形態に係わるディスクブレー キ装置の機略を示す断面図

*【図2】図1の部分拡大図

【図3】本発明の第2 実施形態に係わるディスクプレー キ装置の機略を示す断面図

【符号の説明】

10.110…キャリバ

12. 14, 112, 114--アーム

16. 18, 116, 118...7L

20, 22, 120, 122…ピン

24. 124…キャリパ支持部材

28. 128…シリンダボア

30.130…ピストン

32. 132…インナパッド

34.42、134、142…摩擦材

36.44、136、144… 裏金

38. 138…ディスク

40.140…アウタバッド

46.146…爪部

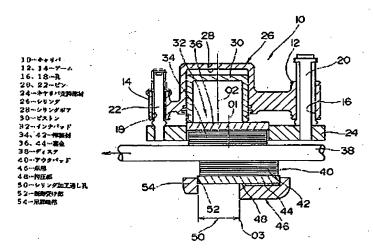
48.148…押圧部

29 50、150…シリンダ加工逃し孔

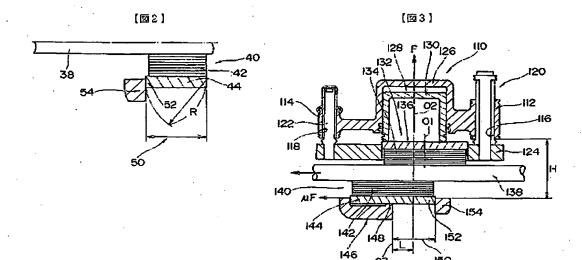
52 152…制動受け部

54.154…爪部ध部

[図1]



特開平9-3287



(5)



PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11) Publication number: 09032870 A

(43) Date of publication of application: 04.02.97

(51) Int. CI

F16D 55/22 F16D 65/02

(21) Application number: 07186858

TOYOTA MOTOR CORP

(22) Date of filing: 24.07.95

(71) Applicant: (72) Inventor:

KURASAKO RIYOUICHI

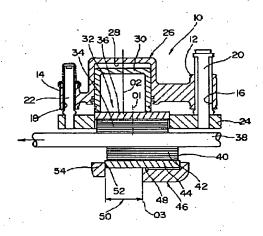
(54) DISC BRAKE DEVICE

(57) Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To reduce partial abrasion of an outer pad of a disc brake device having a floating type caliper.

SOLUTION: In a disc brake device, a disc 38 is sandwiched and pressurized between an inner pad 32 and an outer pad 40 for performing braking. In such a device, only a center portion of the outer pad 40 is pressurized by a pressurizing part 48 arranged on a claw (pressurizing member) 46 integrated with a cylinder 26.

COPYRIGHT: (C)1997,JPO



PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

09-032870

(43) Date of publication of application: 04.02.1997

(51)Int.CI.

F16D 55/22 F16D 65/02

(21)Application number: 07-186858

(71)Applicant: TOYOTA MOTOR CORP

(22)Date of filing:

24.07.1995

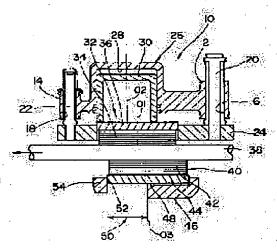
(72)Inventor: KURASAKO RIYOUICHI

(54) DISC BRAKE DEVICE

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To reduce partial abrasion of an outer pad of a disc brake device having a floating type caliper.

SOLUTION: In a disc brake device, a disc 38 is sandwiched and pressurized between an inner pad 32 and an outer pad 40 for performing braking. In such a device, only a center portion of the outer pad 40 is pressurized by a pressurizing part 48 arranged on a claw (pressurizing member) 46 integrated with a cylinder 26.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

26.04.1999

[Date of sending the examiner's decision of 25.12.2000

rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

* NOTICES *

Japan Patent Office is not responsible for any damages caused by the use of this translation.

- 1. This document has been translated by computer. So the translation may not reflect the original precisely.
- 2.**** shows the word which can not be translated.
- 3.In the drawings, any words are not translated.

DETAILED DESCRIPTION

[Detailed Description of the Invention]

[Field of the Invention] This invention relates to the disc brake gear which has a floating-die caliper. [0002]

[Description of the Prior Art] When decelerating rotation of the advance hand of cut of the disk equivalent to advance transit of a car by disk brakes conventionally, A cylinder and the outer pad pressed by the press member formed in one at a disk side, It has this outer pad and the inner pad pressed at a disk side from the side which counters. friction engagement of the two pads (friction element), an inner pad and an outer pad, is carried out to both sides of a disk by the thrust of the piston which slides on the inside of said cylinder -- making -- making -- this -- what has the floating-die caliper which pinches and presses a disk with two pads is known. At this time, to suppress low the wear difference of the friction element which becomes large is needed rather than wear in one edge of a friction element can set to the other end. For example, in the floating caliper, to JP,58-106232,A, eccentricity of the core of a piston and the core of an outer pad is carried out, and the disc brake gear it was made to reduce the partial wear of a pad is indicated.

[Problem(s) to be Solved by the Invention] However, in order that the trailing side of the press section far from the core of said angular moment which is the side which a disk escapes from a caliper and goes may press a pad strongly when the angular moment arises in a caliper with braking even if it carries out eccentricity of the core of an outer pad from the core of a piston like said JP,58-106232,A, the problem that partial wear occurs is in an outer pad.

[0004] This invention was made so that it may solve said conventional problem, and it aims at offering the disc brake gear which can reduce the partial wear of an outer pad.
[0005]

[Means for Solving the Problem] The outer pad with which this invention is pressed by a cylinder and the press member in which it was formed in one at a disk side, The inner pad pressed by the piston which slides on the inside of said cylinder at a disk side, In the disc brake gear which has the floating-die caliper which pinches and presses a disk with a preparation, said outer pad, and an inner pad Said purpose is attained when said press member which presses said outer pad to a disk side was equipped with the press section which presses only the core of this outer pad.

[0006] That is, according to this invention, as the press section of the press member which presses said outer pad to a disk side presses only the core of this outer pad, since it prevented that the big force joined the end of an outer pad, the partial wear of an outer pad can be controlled.

[0007]

[Embodiment of the Invention] The gestalt of desirable operation is forming said press section in the location corresponding to near the core of said outer pad while forming the through tube for processing the boa of this cylinder in the location which a disk hand of cut is made to carry out the variation rate of said press member, and arranges it to the boa core of said cylinder, and counters centering on the boa of said cylinder of this press member.

[0008] The amount of offset of an inner pad and an outer pad is enlarged by this. Moreover, while making processing of the boa of a cylinder easy by forming the through tube for processing the boa of this cylinder in the location which counters centering on the boa of said cylinder of this press

R from the core 03 of the outer pad 40 to the braking receptacle section 52 as the braking receptacle section 52 of the outer pad 40 already explained using <u>drawing 2</u> so that field contact might not be carried out with the claw part edge 54 of a caliper 10.

[0023] Next, the 2nd operation gestalt of this invention is explained.

[0024] <u>Drawing 3</u> is the sectional view showing the outline of the disc brake gear concerning the 2nd operation gestalt.

[0025] In the 2nd operation gestalt of <u>drawing 3</u>, double figures have given the same sign to the same components as the 1st operation gestalt of <u>drawing 1</u> the bottom.

[0026] Although the inner pad 132 is offset like the 1st operation gestalt with the 2nd operation gestalt to the leading side (right-hand side of drawing), unlike the 1st operation gestalt, the outer pad 140 is offset at the trailing side (left-hand side of drawing). Moreover, although the amount L of offset in which the core of the outer pad 140 separates from the core of a cylinder 126 becomes larger at this time, he is trying for the press section 148 of a claw part 146 to press the core (core) 03 of the outer pad 140.

[0027] If damping oil is introduced into a cylinder bore 128 at the time of braking, a piston 130 will press the inner pad 132. In the same magnitude as this thrust, the force F of the opposite sense works in a cylinder 126. Moreover, the claw part 146 which was united with the cylinder 126 also pushes the outer pad 140 against a disk 138 by Force F.

[0028] For this reason, in a cylinder 126, moment FxL of the direction of the circumference of an anti-clock works in drawing.

[0029] Moreover, if coefficient of friction between a disk 138 and the friction material 142 is set to mu, frictional force muF will work to the outer pad 140 and a claw part 146. Therefore, if distance from a hole 116 to a claw part 146 is set to H in drawing, moment muFxH of the circumference of a clock will work in a cylinder 126.

[0030] Therefore, if the amount L of offset is decided to be set to L=mu H so that FxL=mu FxH may be realized namely, the moment committed in a cylinder 126 can be negated.

[0031] Therefore, a cylinder 126 can become complicated, ***** of a piston 130 can be prevented, and the partial wear of the outer pad 140 can be prevented.

[0032] Moreover, according to this operation gestalt, since ***** of a cylinder 126 is controlled, the partial wear of the inner pad 132 can also be controlled.

[0033] thus, the 1st and 2nd operation gestalt -- also in any, since this angular moment is not transmitted to the outer pad 40,140 even if the angular moment arises in a caliper 10,110 by pressing only the core of the outer pad 40,140, the partial wear of the outer pad 40,140 can be reduced. [0034] Moreover, in the caliper 10,110 of the FISUTO type which really formed the cylinder 26,126, press of the core of the outer pad 40,140 can be enabled at coincidence by carrying out the variation rate of the claw part 46,146, and forming cylinder processing ****** 50,150, securing the ease of processing of a cylinder bore 28,128.

[0035]

[Effect of the Invention] Since turning effort is not transmitted to an outer pad by pressing only the core of an outer pad according to this invention even if the angular moment arises in a caliper as explained above, the partial wear of an outer pad can be reduced.

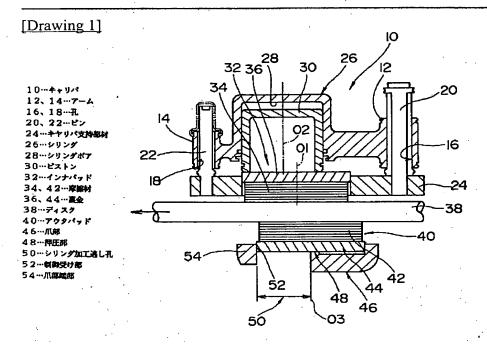
[Translation done.]

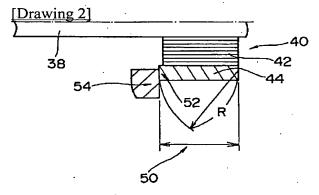
* NOTICES *

Japan Patent Office is not responsible for any damages caused by the use of this translation.

- 1. This document has been translated by computer. So the translation may not reflect the original precisely.
- 2.**** shows the word which can not be translated.
- 3.In the drawings, any words are not translated.

DRAWINGS





[Drawing 3]